⑲ 日本国特許庁(JP)

10 特許出願公開

◎ 公 開 特 許 公 報 (A) 昭63 - 151539

@Int_Cl_*	識別記号	厅内整理番号	❸公開	昭和63年(1988)6月24日
B 60 K 31/00		Z-8108-3D	••	
B 60 T 8/24		8108-3D 7626-3D		
F 02 D 29/02	$\begin{smallmatrix}3&0&1\\3&4&1\end{smallmatrix}$	C-6718-3G 6718-3G		
45/00	3 1 2		査請求 未請求	発明の数 1 (全8頁)

❷発明の名称 車両走行制御装置

②特 願 昭61-298011 ②出 顋 昭61(1986)12月15日

@発明者 安川

武 兵庫県姫路市千代田町840番地 三菱電機株式会社姫路製

作所内

⑪出 願 人 三菱電機株式会社

東京都千代田区丸の内2丁目2番3号

砂代 理 人 弁理士 大岩 增雄 外2名

W 188 18

1. 発明の名称

草醇走行前御装置

2. 特許競求の範囲

(1) 定行路が直導状かカーブ状かを車両に作用す る横方向加速度により判別する判別手段と、車連 を検出する車速センサと、運転者の操作により提 作信号を出力する操作手段と、車両が直線路を走 行中の場合はセット車速での定温定行制御を可能 にするとともに、前記機方向加速度が第1の基準 彼を越えるとカープ路走行と判断してその時点の 車途を目標速度とする定速走行制御を可能にしか つ前記判別手段の出力が第1の基準値より大なる 第2の基準値を越えた場合には減速走行制御とし、 安全走行速度まで減速した後車速制御を解除して マニアルモードに復元可能にする卑遠制御手段と、 この車連制御手段により上記減速走行制御モード 時になるとブレーキ圧を横方向加速度に対応して 比例制動するブレーを制動装置とを備えてなる車 再走行制御装置。

3. 発明の詳細な説明

[産業上の利用分野]

この発明は、走行路条件に対応し、定速走行制 物、減速走行制即、マニアル走行に適宜切換制制 可能とした車両走行制御装置に関するものである。

(従来の技術)

*

使来、車両の定速走行制物装置に関しては、安全定行の関点からもっぱら直線路走行の場合に限定して使用されるのが一般的であった。

第6 図は従来の定途定行制御装置のシステムプロック図を示したものである。この第6 図において、43 は単遠を検出するための単遠センサ、25 はブレーキ 操作により作動するブレーキスイッチ、27 は 測転者の操作によりセット 信号を出力するセットスイッチ、28 は同じく運転者の操作によりリシュームスイッチである。

とれらの車道センサ43、ブレーキスイッチ25、セットスイッチ27、リジュームスイッチ28はマイクロコンピュータ (以下マイコンという) 刻御ユニット31の入山力ポート41に接続されている。

また、前記マイコン制御ユニット31はスロットルパルブ (図示せず) の関度を関節するスロットル関皮制御装置33に関皮制御信号を出力して、

された状態でカーブ略に進入した場合には、運転 者のブレーキ操作によってのみ定速走行制制は解 験される。

さらに、カーブ略においても、セットスイッチ 2 7 を誤って操作すると、定連定行制御はセット され、その後は前述の場合と四様プレーキ操作を 行なわないと、定連定行制即は解除できない。 【発明が解決しようとする問題点】

すなわち、従来例においては、フェイルセーフ 機構はブレーキ優作によるブレーキスイッチの作 動による解除以外に方法はない。したがって、定 速定行制御装置としての利用効率が思いものであ る。

この発明は、かかる問題点を解決するためになされたもので、定途定行制御、減速定行制御、マニアル定行制御に切換制御可能で安全定行を確保するとともに、定速定行制御を一般のカーブ略にも使用でき、しかも利用効率を向上できる専門定行制御装置を得ることを目的とする。

【閻照点を解決するための手段】

単速制御を行なわせるようになっている。

なお、マイコン制御ユニット31はCPU35, ROM37, RAM39および入出力ポート41 を有するように構成されている。

次に、従来の定途走行制御装置の作用について 述べる。まず、車速センサ43から車速Vをマイ コン制御ユニット31に入力する。この状態で選 転者がセットスイッチ27をオンすると、そのと きの車速が設定車速VcとしてRAM39に配便さ れ、以後この設定車速に自車速を追促させ、その 車速偏差に比例したスロットル関度となるように スロットル開度制御装置33を制御させる。

とてろで、従来装置においては、直線路とカープ略を判別するための特別のセンサをもたないため、運転者が視覚により判定し、略直線略で定逃 走行可能と判断すれば、セットスイッチェ 7 をオ ンし、そのときの車速を設定車速として定速走行 していたわけで、一般的にカーブ降においては、 定速走行制即は行なわれていない。

また、直線路において、定途走行新御がセット

との発明に係る車両走行制御装置は、直線路と カーブ路とを車両に作用する横方向加速度により 判別する判別手段と、この利別手段の判別結果に 応じて車途制御を行う制御手段と、判別手段の検 出結果に応じて減速制御モードにするブレーキ制 御装置とを設けたものである。

〔作用〕

この発明においては、機方向加速度が第1の基準値を越えるとカーブ路定行と判断し、その時点の事点を目保速度として定速定行制制を行い、機方向加速度検出手段の出力が第1の基準値より大きい第2の基準値を越えると、ブレーキ制御装置により横方向加速度に対応して比例制御による減速定行制御を行わせ、安全走行速度まで減速させる。

〔突遊例〕

以下、この発明の専両走行制御装置の実施例について図面に基づき説明する。第1図はその一実施例のシステムブロック図である。この第1図において、第6図で示した従来例の場合と異なる点

はカーブ路検出を行う利別手段として、車両の機 方向加速度を検出するための加速度検出装置 2 4 (以後 G センサと呼ぶ) がマイコン制即ユニット 3 1 の入力ポートに接続されるとともに、出力ポートにはプレーキ制御装置 3 4 が新たに接続され ていることである。

次に、この発明の制御作用について述べる。まず、車速センサ43から車速信号がマイコン制御ユニット31に入力され、またGセンサ24から 機G信号がマイコン制御ユニット31に入力される。

の時点で車道制御を解除する。

また、定行フラグ「1」の場合はRAM39に記憶した設定車速 Vcで定速定行すべく、車速 Vと設定車速 Vcの差に応じた開度制制信号を、スロットル関度制制装置33に出力し、また定行フラグ「2」の場合はセットスイッチ27が作動した時点の車速を設定車速 Vcとし、前述の場合と間様に関度制調信号をスロットル関度制制装置33に出力して車強制物を行う。

第2回は減速走行制御におけるプレーキ制御装置34の第1の実施例のプロック図を示したものである。この第2図において、1は車輪、2はプレーキペグル、4はマスタシリンダである。

てのマスタシリンダ4はブレーキペダル3に応 動するものであり、マスタシリンダ4には、高圧 ポート4mと低圧ポート4 bが設けられている。 高圧ポート4mは油圧管路5m、2 方電磁弁36、 油圧管路5 c、サーシ吸収用の固定オリフィス54 を介して、ブレーキシリンダ2に連結されている。 次に、現在カーブ路検出中であれば、当該カーブ路走行中に、リジュームスイッチ28がオンされたことがあったか否かを判別して、オンされたことがあった場合は走行フラグを「1」にし、オフのままであった場合は走行フラグを「0」にする。

ただし、これらの利定時点で車両の横方向 G が 第 2 の基準 値を越えた場合には、前記リシューム スイッチ 2 9 のオン/オフの如何にかかわらず走 行フラグは「0」とする。

また、現在カーブ略が検出されていない場合は、 略直線路を走行中と判断し、当該直線路を走行中 にセットスイッチ27がオンされたことがあった か否かを判別し、オンされたことがあった場合に は走行フラグを「2」とし、オフのままであった なら現在の走行フラグの値を保持する。

次に、以上の処理によって設定された走行フラグの値をチェックし、定行フラグが「0」の場合 は減速モードとし、ブレーキ制御装置34を作動 させ、所定の安全速度まで減速するとともに、こ

独圧管路5cの油圧で圧力スイッチ57が作動するようになっており、また、この油圧管路5cには、サージタンク44が連結されている。

一方、上記マスタシリンダ4の低圧ポート4b は独圧官略 5 dを介してリザーバタンク 5 1に塞 結されている。

このリザーパタンク 5 1 には、油圧管路 5 gを介して油圧ボンブ 3 0 が遠避されている。このは圧ボンブ 3 0 の吐出側は油圧管路 5 b に連結されている。

この油圧管路5 b は 2 方電磁弁 5 5 を介してリザーパタンク 5 1 に連通しているとともに、この2 方電磁弁 5 5 は油圧管路 5 b を介して 3 方向電磁弁 1 8 に連結され、さらに油圧管路 5 f を介してソレノイド式可変オリフィス 2 3 に連結されている。

上記納圧管路5 b は 2 方電磁弁 3 2 を介して油 圧管路5 i に連結されているとともに、 2 方電磁 弁5 3 を介して油圧管路5 f に連結されている。 この油圧管路5 i は上記油圧管路5 c に連結され ている。

3

一方、上記3方向電磁弁18はシリンダ装置6のシリンダ左翼20に連結されている。このシリンダ装置8に並列にソレノイド式可変オリフィス22が連結されている。

レリング装置6のレリンダ右室21内には、スプリング8が取けられており、このスプリング8 の弾力に抗してピストン7が在復運動するようになっている。

このシリンダ装置 6 は油圧管路 5 mを介して油圧管路 5 mに連結されている。この油圧管路 5 mにより、ソレノイド式可変オリフィス 2 2 , 2 3 が連結されている。

このソレノイド式可変オリフィス 2 % , 2 % は それぞれソレノイドゴイル 2 2 m , 2 3 m が要回 されている。

次にこのブレーキ制御装置34の作用について 説明する。通常ブレーキ状態では2万電磁弁36 はオン状態にあり、したがって、ブレーキ路込み 量に対応したマスタシリンダ油圧が油圧管路5。

このシリンダ左塞20の内容額に対応して減圧される。

避常はスプリング 8 の作用でシリンダ左左 2 0 の容視が最小となる初期位置に位置決めされている。

一方、シリンダ左室20とリザーパタンク51 関にソレノイド式可変オリフィス22,23が直列に押入されるとともに、両ソレノイド式可変オリフィス22,23が渡す リフィス22,23の接続点から前配シリンダ装置8のシリンダ右室21に油圧管路5gを緩由して結ばれている。

したがって、レリンダ右直21には、前記両ソレノイド式可変オリフィス22,23の口径比で決まる油圧が作用するようになるため、ピストン7はポンプ油圧とスプリング8の反発力および前記両ソレノイド式可変オリフィス22,23の接続点油圧の合力との釣合い位置で停止する。

とてろで、ブレーキシリンダ作動圧を増加させるためには、シリンダ左変20の容積を減ずれば よいわけで、そのために前記両ソレノイド式可変 5 cを経由してブレーキシリンダでに供給され、 通常のブレーキ動作が行なわれる。

また、ブレーキオフ状態では、マスタシリンダ 4の育圧ポート4mは低圧ポート4bと導通し、 油圧管路5dを経由してリザーバタンク51に達 通し、ブレーキ作動圧は解除される。

次に減速走行状態では2万電磁弁86はオフレ、2万電磁弁32がオン状態となり、油圧ポンプ80の油圧が油圧管路5b,5cを経由してブレーキレリンダ2に作用するようになる。

この油圧管路5 cの油圧は圧力スイッチ57で検出するようにしており、油圧ポンプ30でリザーバタンク5 1 からの油を汲み上げることにより、油圧管路5 cの油圧が所定圧に達すると、この圧力スイッチ57が作動して、2万電磁弁32をオフ、油圧ポンプ30の作動油を油圧管路5 c中に封入させる。

との状態で3方向電磁弁18がオンされると、 油圧管路5cの中に封入された作動油の一部がシ リンダ装置6のシリンダ左変20に渡入するため、

オリフィス22,23の接続点の油圧を増加すればよい。

このためには、ソレノイド式可変オリフィス23の口径をソレノイド式可変オリフィス22に対して設るかソレノイド式可変オリフィス22の口径をソレノイド式可変オリフィス23に対してゆるめることく制御すればよい。このような制御はこれらのソレノイド式可変オリフィス22,23のソレノイドへの助磁電流を制御することにより、容易に行うことが可能である。

したがって、いま検方向Gの増加に応じて、ソレノイドコイル23aの電流を増加するか、またはソレノイドコイル23bの電流を減少することにより、または上紀の逆の組合せでコイル電流を制御すれば検方向Gに対応してブレーキ油圧Pを比例制御することも可能であり、この場合のブレーキ制即特性を第5図に示す。

また、サージタンク 4 4 と固定オリフィス 2 4 は 2 方電磁弁 3 6 , 3 2 などのオン時に発生する サージ圧を吸収して滑らかな立上りを得るための もので、2方電磁弁53はブレーキ制御停止時の 独圧管路の残圧を急速に扱き去るための排圧弁で ある。

1

また、2方電磁弁55は強電時油圧ポンプ30 の出力ポートをリザーパタンク51に滞退し、出力圧を零にする短絡パルプである。

類 8 図は減速を行制的におけるプレーキ制御装置 8 4 の第 2 の実施例のプロック図を示したものである。この第 3 図において、第 1 の実施例と異なる点はソレノイド式可変オリフィス 2 2 に代えて固定オリフィス 2 2 人が用いられていることで、その他の構成要素は第 1 の実施例と同様であるので詳しい説明は省略する。

次に、このプレーキ制御装置の作用について説 明する。この場合の作用についても程んと第1の 実施例と同じであるので、主要な点のみを述べる。

いま、袖圧管路5 c にポンプ作動油が封入されている状態でブレーキ圧を増圧させるためには、 図定オリフィス 2 2 A に対してソレノイド式可変 オリフィス 2 3 の口径を絞ることにより可能であ

ている状態で、ブレーキ圧を増圧させるためには、固定すりフィス 2 3 A に対してソレノイド式可変オリフィス 2 2 の口径をゆるめることにより可能であり、また、ブレーキ圧を減圧させるためには、固定オリフィス 2 2 2 の口径を絞ることにより可能となる。

したがって、機方向Gに対してソレノイド式可変すりフィス32のソレノイドコイル電流を制御することにより、機方向Gに対して、ブレーキ技圧Pを第5回のことく比例制効することも可能である。

以上述べたでとく、この発明装置の制御作用を 契約すると、

- (1) 直線路定行の場合はセットスイッチ操作時の 車減を設定車減とする定法定 行制御を行う。 (2) カーブ路定行中で横方向Gか第2基準値以下 の場合には、横方向Gが第1の基準値を越えた 時点の車速を設定単速とする定速定行制値を行う。
- (3) カーブ路走行中に横方向Gが第2の基準値を

り、また、ブレーキ圧を減圧させるためには、固 定すりフィス 2 2 A に対してソレノイド式可変オ りフィス 2 3 の口径をゆるめることにより可能と なる。

したがって、他方向Gに対してリレノイド式可 突オリフィス23のソレノイドコイル23aの電 液を制御することにより、検方向Gに対してプレ 一キ該圧Pを第5図のごとく比例創御することも 可能である。

第4 図は製強皮行制物におけるフレーキ制御装置34 の第3 の実施例のブロック図を示したものである。この第4 図において、第1 の実施例と異なる点はソレノイド式可変オリフィス 23 に代えて固定オリフィス 23 人が用いられていることで、その他の構成要素は第1 実施例と買機であるので、辞しい説明は省略する。

次に、このブレーキ制物装置の作用について送べる。この場合の作用についても理んと第1実施例と関係であるので、主要な点のみを述べる。

いま、油圧智路5mにポンプ作動油が封入され

越えると、ブレーキ制御装置を作動させ、所定 の完全速度まで減速した後走行制御を解除し、 マニアルモードに戻す。

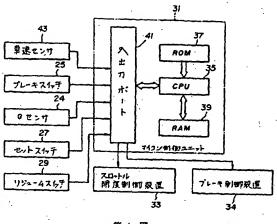
【発明の効果】

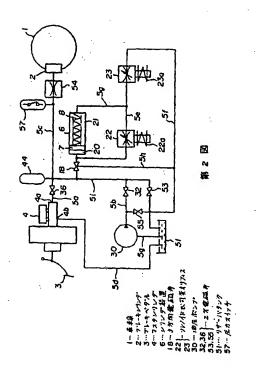
この発明は以上説明したとおり、従来の直接略における定途を行の他にカーブ路においても定途を行め他にカーブ路においても定途で行動で配域が自動的に選択されるとともに、 機方向ほよりカーブの程度を自動的に判別し、 での機方向ほかある危険域になるとブレーキ制度 による対策モードとなり、安全を行速度ではまた された後、走行制御が解除され、マニアルモして に復元されるようにしたので、従来装置にとい より高い安全性を増えた走行制御装置が実現され

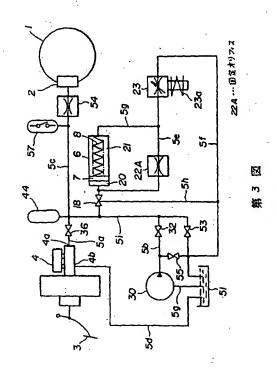
また、減速制御はブレーキ圧を接方向 G に対応 して比例制御可能としたので、より制御性能の向 上したブレーキ制御が可能となる。

4. 図面の簡単な説明

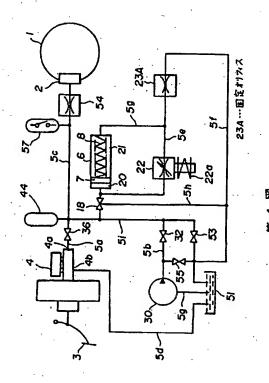
第1回はこの発明の車両先行制御装置の一支施 例のシステムブロック図、第2回ないし第4回は



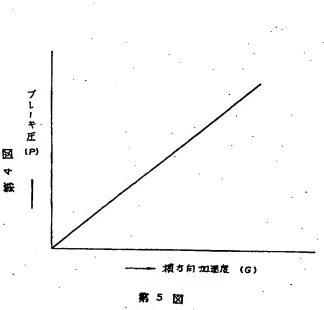




特開昭63-151539 (ア)



11



62 11 18日

特許庁長官殿

1.事件の表示

特願昭 61-298011号·

2. 発明の名称

車両走行制御装置

3. 捕正をする者

事件との関係、

名 称

特許出職人 東京都千代田区丸の内二丁目2番3号

(601)三菱電機株式会社

代表者 志 敏 守 似

4.代 理・人

住 所

東京都千代田区丸の内二丁目2番3号 三菱單模株式会社内

(7375)弁理士 大 岩 増 雄 (建稿先03(213)3421特許部)



第6図

スロートル 阿皮制御装置

へ出

17

ホ

ROM

CPU

RAM

制和二

単述センサ

プレーキストルチ

セットスリッチ

リンタームスイッテ

25

27

29



特開昭63-151539 (8)

- 5. 補正の対象 明報書の発明の詳細な説明および図面の簡単
- 6. 雑正の内容
- (1) 明知書 1 4 頁 1 8 行の「固定オリフィス24」 よ「周京オリフィス5 4 ! と打正する。
- (2) 周19頁9行の「24、22A、23A.. 54」を「22A、23A、54A」と訂正 する。

u E